(12) NACH DEM VERTR ÜBER DIE INTERNATIONALE ZUSAMMEN BEIT AUF DEM GEBIET DES PATENTWESENS (PCT) VERÖFFENTLICHTE INTERNATIONALE ANMELDUNG

(19) Weltorganisation für geistiges Eigentum Internationales Büro



(43) Internationales Veröffentlichungsdatum 5. April 2001 (05.04.2001)

PCT

(10) Internationale Veröffentlichungsnummer WO 01/23751 A1

(51) Internationale Patentklassifikation7: 51/06, 59/46

(75) Erfinder/Anmelder (nur für US): MATTES, Patrick

(21) Internationales Aktenzeichen:

PCT/DE00/03393

F02M 55/02,

(22) Internationales Anmeldedatum:

28. September 2000 (28.09.2000)

(25) Einreichungssprache:

Deutsch

(26) Veröffentlichungssprache:

Deutsch

(30) Angaben zur Priorität:

199 46 612.2 29. September 1999 (29.09.1999) DE

(71) Anmelder (für alle Bestimmungsstaaten mit Ausnahme von US): ROBERT BOSCH GMBH [DE/DE]; Postfach 30 02 20, 70442 Stuttgart (DE).

(72) Erfinder; und

[DE/DE]; An der Betteleiche 33 D, 70569 Stuttgart (DE).

(81) Bestimmungsstaaten (national): CN, CZ, JP, KR, US.

(84) Bestimmungsstaaten (regional): europäisches Patent (AT, BE, CH, CY, DE, DK, ES, FI, FR, GB, GR, IE, IT, LU, MC, NL, PT, SE).

Veröffentlicht:

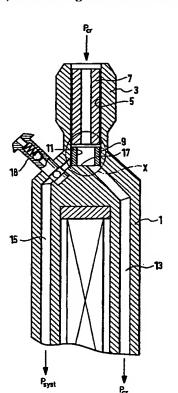
Mit internationalem Recherchenbericht.

Vor Ablauf der für Änderungen der Ansprüche geltenden Frist; Veröffentlichung wird wiederholt, falls Änderungen eintreffen.

Zur Erklärung der Zweibuchstaben-Codes, und der anderen Abkürzungen wird auf die Erklärungen ("Guidance Notes on Codes and Abbreviations") am Anfang jeder regulären Ausgabe der PCT-Gazette verwiesen.

(54) Title: INJECTOR FOR A FUEL INJECTION SYSTEM FOR INTERNAL COMBUSTION ENGINES

(54) Bezeichnung: INJEKTOR FÜR EIN KRAFTSTOFFEINSPRITZSYSTEM FÜR BRENNKRAFTMASCHINEN



(57) Abstract: The invention relates to an injector for a fuel injection system for internal combustion engines the system pressure (15, 18) supply of which is integrated in the injector, thereby resulting in a simple design of the high-pressure pump that supplies the system pressure while having a low power requirement.

(57) Zusammenfassung: Es wird ein Injektor für ein Kraftstoffeinspritzsystem für Brennkraftmaschinen vorgeschlagen, dessen Systemdruckversorgung (15, 18) in den Injektor integriert ist. Dadurch ergibt sich ein einfacher Aufbau bei gleichzeitig niedrigem Antriebsleistungsbedarf der Hochdruckpumpe zur Systemdruckversorgung.

This Page Blank (uspto)

WO 01/23751 PCT/DE00/03393

5

Injektor für ein Kraftstoffeinspritzsystem für Brennkraftmaschinen

Stand der Technik

15

20

25

30

10

Die Erfindung geht aus von einem Injektor für ein Kraftstoffeinspritzsystem für Brennkraftmaschinen mit einem Hochdruckanschluss, wobei der Hochdruckanschluss über eine Bohrung mit einem Zulaufkanal hydraulisch in Verbindung steht.

Manche Injektoren benötigen bauartbedingt einen Systemdruck, der deutlich geringer als der Druck $p_{\rm cr}$ im Kraftstoffhochdruckspeicher bzw. der Einspritzdruck ist. Beispielsweise wird bei Injektoren mit Piezo-Aktor zur Vergrößerung des Hubes des Piezo-Aktors und zum Temperaturlängenausgleich ein hydraulischer Übersetzer verwendet. Um diesen hydraulischen Übersetzer zu befüllen, muss beim Startvorgang und im Betrieb ein Systemdruck von bis zu 20 bar im Injektor vorhanden sein. Die Bereitstellung der dafür notwendigen Leckölmenge erfolgt entweder durch innere Leckagen im Injektor oder von außen.

Da bei manchen Ausführungsformen von Injektoren keine
inneren Leckagen auftreten, muss bei diesen
Ausführungsformen bislang der Druck von außen über
Hochdruck-Leitungen bereitgestellt werden. Diese Lösung ist

WO 01/23751 PCT/DE00/03393

- 2 -

wegen des hohen Druckniveaus und der hohen Betriebstemperaturen teuer in der Herstellung und störungsanfällig.

5

10

15

20

25

30

35

Ein weiterer Nachteil der Systemdruckversorgung nach dem Stand der Technik besteht darin, dass der Systemdruck durch Drosseln mit konstantem Durchfluss eingestellt wird. Diese Art der Drosselung erfordert eine hohe Antriebsleistung der Hochdruckpumpe und verringert den Wirkungsgrad der Brennkraftmaschine entsprechend.

Der Erfindung liegt die Aufgabe zugrunde, einen Injektor mit Piezo-Aktor bereitzustellen, dessen Systemdruckversorgung einfach, kostengünstig und betriebssicher ist. Außerdem soll der Leistungsbedarf der Hochdruckpumpe zur Systemdruckversorgung gering sein.

Diese Aufgabe wird erfindungsgemäß gelöst durch einen Injektor für ein Kraftstoffeinspritzsystem für Brennkraftmaschinen mit einem Hochdruckanschluss, wobei der Hochdruckanschluss über eine Bohrung mit einem Zulaufkanal hydraulisch in Verbindung steht, wobei von der Bohrung ein Kanal zur Systemdruckversorgung abzweigt und wobei in der Bohrung eine Hülse mit einer Längsbohrung angeordnet ist.

Dieser Injektor hat den Vorteil, dass in dem Ringspalt zwischen Hülse und Bohrung der Hochdruck aus dem Hochdruckanschluss so weit abgebaut wird, dass dort, wo der Kanal zur Systemdruckversorgung von der Bohrung abzweigt, im Wesentlichen nur noch der erforderliche Systemdruck herrscht. Damit ist die Systemdruckversorgung in den Injektor integriert, so dass auf teure und störanfällige externe Systemdruckversorgungsleitungen verzichtet werden kann. Außerdem wird der Kraftstroffstrom in den Kanal zur Systemdruckversorgung mit zunehmendem Druck im Hochdruckanschluss geringer, so dass der

PCT/DE00/03393

Antriebsleistungsbedarf der Hochdruckpumpe für die Systemdruckversorgung gering ist. Weiterhin können zur Leckölabfuhr einfache Schläuche verwandt werden, da das Lecköl drucklos abgeführt wird.

5

10

WO 01/23751

Bei einer Ausführungsform der Erfindung ist zwischen der Bohrung und der Hülse Spiel, insbesondere 6 - 8 μm vorhanden, so dass sich ein Ringspalt definierter Dicke (3 - 4 μm) zwischen Bohrung und Hülse ausbildet, in dem der vom Hochdruckanschluss zum Kanal zur Systemdruckversorgung strömende Kraftstoff seinen Druck so weit abbaut, dass im Kanal zur Systemdruckversorgung der geforderte Druck von bspw. 20 bar vorhanden ist.

15

20

In Ergänzung der Erfindung ist vorgesehen, dass an einem Ende der Hülse die Längsbohrung der Hülse und die Bohrung im Injektor gegeneinander abgedichtet sind und dass im Bereich dieses Endes der Kanal zur Systemdruckversorgung von der Bohrung abzweigt, so dass der unter Hochdruck stehende Kraftstoff aus dem Hochdruckanschluss nicht im Kurzschluss und unter Umgehung des Ringspalts zwischen Bohrung und Hülse in den Kanal zur Systemdruckversorgung strömen kann.

25

Eine weitere Variante sieht vor, dass beide Enden der Hülse etwa glecih weit von der Abzweigung des Kanals entfernt sind, so dass der unter Hochdruck stehende Kraftstoff aus dem Hochdruckanschluss in jedem Fall durch einen Ringspalt strömen muss, bevor er in den Kanal zur

30

Systemdruckversorgung gelangt. Damit kann auch auf eine Abdichtung an einem Ende der Hülse zwischen Hülse und Bohrung verzichtet werden. Aus diesem Grund ist diese Ausführungsform besonders betriebssicher.

.

35

Weitere Ergänzungen der Erfindung sehen vor, dass der Injektor einen Leckölrücklauf aufweist und dass der

Leckölrücklauf mit dem Kanal zur Systemdruckversorgung in Verbindung steht, so dass überschüssiger Kraftstoff, der beispielsweise vom Hochdruckanschluss in den Kanal zur Systemdruckversorgung geströmt ist, aus dem Injektor abgeführt werden kann und der Druck im Kanal zur Systemdruckversorgung und im hydraulischen Übersetzer nicht unzulässig stark ansteigt.

- Bei anderen Ausgestaltungen der Erfindung ist in dem

 Leckölrücklauf ein Druckhalteventil angeordnet, welches
 einen Mindestdruck, insbesondere von 15 bis 20 bar
 aufrechterhält, so dass der erforderliche Systemdruck stets
 vorhanden ist.
- Eine erfindungsgemäße Variante sieht vor, dass der Injektor einen Piezo-Aktor aufweist, so dass auch bei Injektoren dieser Bauart die Vorteile der erfindungsgemäßen Systemdruckversorgung genutzt werden können.
- In Ergänzung der Erfindung ist zwischen Piezo-Aktor und einem Steuerventil ein hydraulischer Übersetzer vorhanden, der über den Kanal zur Systemdruckversorgung befüllt wird, so dass die Befüllung einfach und zuverlässig erfolgt.
- Weitere Vorteile und vorteilhafte Ausgestaltungen der Erfindung können der nachfolgenden Zeichnung, der Beschreibung und den Ansprüchen entnommen werden. Es zeigen:
- 30 Fig. 1 eine erste Ausführungsform eines erfindungsgemäßen Injektors im Längsschnitt;
 - Fig. 2 eine Detailansicht X des Injektors gemäß Fig. 1;
- 35 Fig. 3 eine Detailansicht einer zweiten Ausführungsform eines erfindungsgemäßen Injektors im Längsschnitt

PCT/DE00/03393

5

10

15

20

25

30

35

- 5 -

und

Fig. 4 ein qualitatives Durchfluss-Druck-Diagramm einer erfindungsgemäßen Systemdruckversorgung für einen Injektor.

Fig. 1 zeigt einen erfindungsgemäßen Injektor mit einem Gehäuse 1, an dessen oberem Ende sich ein Hochdruckanschluss 3 befindet. An diesem Hochdruckanschluss 3 mündet in eingebautem Zustand des Injektors eine nicht dargestellte Hochdruckleitung, welche den Injektor mit unter Hochdruck pcr stehendem Kraftstoff aus dem ebenfalls nicht dargestellten Hochdruckkraftstoffspeicher oder der ebenfalls nicht dargestellten Einspritzpumpe versorgt. Der Hochdruckanschluss 3 weist eine Bohrung 5 auf. Im oberen Teil der Bohrung ist ein Stabfilter 7 angeordnet, der verhindert, dass Verunreinigungen in den Injektor gelangen. Unterhalb des Stabfilters 7 ist eine Hülse 9 in der Bohrung 5 angeordnet. Die Hülse 9 weist eine Längsbohrung 11 auf. Durch die Längsbohrung 11 wird eine hydraulische Verbindung zwischen der nicht dargestellten Hochdruckleitung und einem Zulaufkanal 13, welcher das nicht dargestellte Steuerventil und die Einspritzdüse mit unter Hochdruck stehendem Kraftstoff versorgt. Im unteren Bereich der Bohrung 5 zweigt ein Kanal 15 zur Systemdruckversorgung ab.

Die Hülse 9 ist an ihrer unteren Stirnseite mit dem Grund 17 der Bohrung 5 dichtend verbunden. Dies bedeutet, dass der unter Hochdruck stehende Kraftstoff im Hochdruckanschluss 3 nur durch den Ringspalt zwischen Hülse 9 und Bohrung 5 in den Kanal 15 zur Systemdruckversorgung gelangen kann. Dabei findet ein Druckabbau statt, so dass der Kraftstoff, wenn er in den Kanal 15 zur Systemdruckversorgung gelangt, nur noch den erforderlichen Systemdruck $p_{\rm syst}$ von etwa 15 bis 20 bar hat.

30

35

Damit mit zunehmendem Druck $p_{\rm cr}$ im Hochdruckanschluss 3 der Durchfluss in den Kanal 15 zur Systemdruckversorgung nicht ebenfalls ansteigt, ist die Hülse 9 so ausgelegt, dass sie aufgrund der Druckdifferenz zwischen der Längsbohrung 11 und dem Ringspalt zwischen Hülse 9 und Bohrung 5 in Richtung der Bohrung 5 gepresst wird. Dadurch wird der Ringspalt zwischen Hülse 9 und Bohrung 5 verkleinert, was einen verstärkten Druckabbau im Ringspalt zur Folge hat.

Oberhalb eines von der Auslegung der Hülse 9 und des 10 Gehäuses 1 sowie dem Druck im Hochdruckanschluss 3 abhängigen Druckes wird die Hülse 9 gegen die Bohrung 5 gepresst, so dass kein Kraftstoff mehr aus dem Hochdruckanschluss 3 in den Kanal 15 zur Systemdruckversorgung gelangen kann. Damit wird verhindert, 15 dass in dem Kanal 15 zur Systemdruckversorgung und dem daran angeschlossenen hydraulischen Übersetzer unzulässig hohe Drücke anliegen. Der in den Kanal 15 zur Systemdruckversorgung strömende Kraftstoff wird über ein Druckhalteventil 18 in den nicht dargestellten 20 Leckölrücklauf abgeführt. Das Druckhalteventil 18 kann beispielsweise ein federbelastetes Kugelventil sein, welches so eingestellt ist, dass es bei Überschreiten des Systemdrucks $p_{\rm syst}$ von etwa 15 bis 20 bar im Kanal 15 zur Systemdruckversorgung öffnet und somit eine Reduktion des 25 herrschenden Druckniveaus im Kanal 15 herbeiführt.

In Fig. 2 ist das Detail X von Fig 1 dargestellt. Zu erkennen sind die Bohrung 5, der Stabfilter 7, der Zulaufkanal 13, der Kanal 15 zur Systemdruckversorgung und die Hülse 9. In Fig. 2 ist die Hülse 9 nicht durch die Druckdifferenz zwischen Längsbohrung 11 und einem Ringspalt 19 verformt.

Sobald Kraftstoff durch den Ringspalt 19 strömt, baut sich dessen Druck gemäß dem neben der Hülse 9 dargestellten p-x-

WO 01/23751 PCT/DE00/03393

- 7 -

Diagramm kontinuierlich ab, so dass eine zunehmende Druckdifferenz zwischen dem in der Längsbohrung 11 und dem im Ringspalt 19 befindlichen Kraftstoff auftritt. Diese Druckdifferenz hat eine in Fig. 2 nicht dargestellte Verformung der Hülse 9 zur Folge. Sobald die Druckdifferenz zwischen dem Kraftstoff in der Längsbohrung 11 und dem Ringspalt 19 einen gewissen Betrag überschreitet, wird die Hülse 9 gegen die Bohrung 5 gepresst. Dadurch ist die hydraulische Verbindung zwischen Hochdruckanschluss 3 und Kanal 15 unterbrochen.

. 5

10

15

20

25

30

35

In Fig. 3 ist ein Detail einer zweiten Ausführungsform eines erfindungsgemäßen Injektors dargestellt. Bei dieser Ausführungsform ist die Abzweigung des Kanals 15 zur Systemdruckversorgung von beiden Enden der Hülse 9 gleich weit entfernt. Dadurch kann die Abdichtung zwischen Bohrung 5 und Längsbohrung 11 an einem Ende der Hülse 9 entfallen, da der Kraftstoff in jedem Fall durch den Ringspalt 19 strömen muss, bevor er in den Kanal 15 gelangt.

In Fig. 3 ist die Hülse 9 verformt dargestellt. Die Verformung der Hülse 9 ist ebenso wie die Größe des Ringspalts 19 nicht maßstäblich, sondern nur qualitativ dargestellt. Der Druckverlauf im Ringspalt ist qualitativ in dem p-x-Diagramm in Fig. 3 dargestellt. In diesem Diagramm ist "x" die in Richtung der Längsachse der Bohrung (5) verlaufende Ortskoordinate.

Bei weiter ansteigendem Druck $p_{\rm syst}$ wird die Verformung der Hülse 9 so stark, dass im Bereich der Abzweigung des Kanals 15 kein Ringspalt mehr vorhanden ist; d. h. der Kraftstoff kann nicht mehr in den Kanal 15 strömen.

In Fig. 4 ist der Zusammenhang zwischen

Kraftstoffdurchfluss 21 im Ringspalt 19 und Druck 23 im

Hochdruckanschluss 3 qualitativ dargestellt. Aus diesem

WO 01/23751 PCT/DE00/03393

- 8 -

Diagramm wird deutlich, dass mit zunehmendem Druck 23 im Hochdruckanschluss 3 der Kraftstoffdurchfluss 21 durch den Ringspalt 19 abnimmt, bis er beim Erreichen eines bestimmten Drucks null wird.

5

Alle in der Beschreibung, den nachfolgenden Ansprüchen und der Zeichnung dargestellten Merkmale können sowohl einzeln als auch in beliebiger Kombination miteinander erfindungswesentlich sein.

10

PCT/DE00/03393

5

25

Ansprüche

- 1. Injektor für ein Kraftstoffeinspritzsystem für
 Brennkraftmaschinen mit einem Hochdruckanschluss (3),
 wobei der Hochdruckanschluss (3) über eine Bohrung (5)
 mit einem Zulaufkanal (13) hydraulisch in Verbindung
 steht, dadurch gekennzeichnet, dass von der Bohrung
 (5) ein Kanal (15) zur Systemdruckversorgung abzweigt,
 und dass in der Bohrung (5) eine Hülse (9) mit einer
 Längsbohrung (11) angeordnet ist.
- Injektor nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, dass
 zwischen der Bohrung (5) und der Hülse (9) Spiel,
 insbesondere 6 bis 8 μm vorhanden ist.
 - 3. Injektor nach Anspruch 1 oder 2, dadurch gekennzeichnet, dass an einem Ende der Hülse (9) die Längsbohrung (11) der Hülse (9) und die Bohrung (5) gegeneinander abgedichtet sind, und dass im Bereich dieses Endes der Kanal (15) zur Systemdruckversorgung von der Bohrung (5) abzweigt.
- 30 4. Injektor nach Anspruch 1 oder 2, dadurch gekennzeichnet, dass beide Enden der Hülse (9) etwa gleich weit von der Abzweigung des Kanals (15) entfernt sind.

20

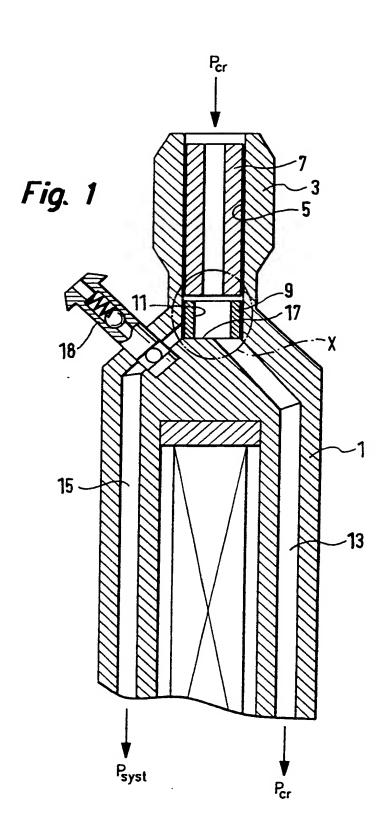
25

- 5. Injektor nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass der Injektor einen Leckölrücklauf aufweist.
- 5 6. Injektor nach Anspruch 5, dadurch gekennzeichnet, dass der Leckölrücklauf mit dem Kanal (15) zur Systemdruckversorgung in Verbindung steht.
- 7. Injektor nach Anspruch 5 oder 6, dadurch

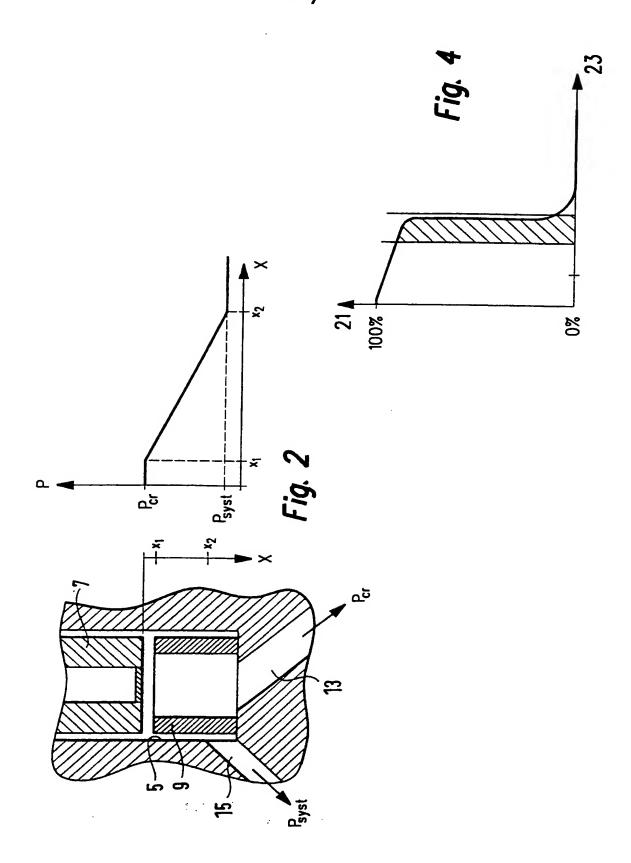
 gekennzeichnet, dass in dem Leckölrücklauf ein

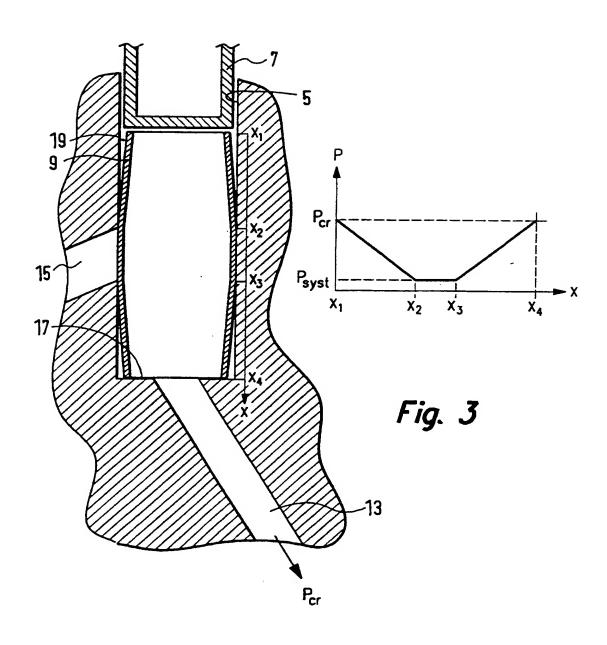
 Druckhalteventil (18) angeordnet ist.
 - 8. Injektor nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass Druckhalteventil (18) einen Mindestdruck, insbeosndere von 15 bis 20 bar im Kanal (15) zur Systemdruckversorgung aufrechterhält.
 - 9. Injektor nach einem der vorhergehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, dass der Injektor einen Piezo-Aktor aufweist.
 - 10. Injektor nach Anspruch 9, dadurch gekennzeichnet, dass der Injektor zwischen Piezo-Aktor und einem Steuerventil ein hydraulischer Übersetzer vorhanden ist, der über den Kanal (15) zur Systemdruckversorgung befüllt wird.

1/3



2/3





This Page Blank (uspto)

10

15

20

25

30

35

- 2 -

wegen des hohen Druckniveaus und der hohen Betriebstemperaturen teuer in der Herstellung und störungsanfällig.

Ein weiterer Nachteil der Systemdruckversorgung nach dem Stand der Technik besteht darin, dass der Systemdruck durch Drosseln mit konstantem Durchfluss eingestellt wird. Diese Art der Drosselung erfordert eine hohe Antriebsleistung der Hochdruckpumpe und verringert den Wirkungsgrad der Brennkraftmaschine entsprechend.

Aus der Fig. 13 der DE 39 36 619 Al ist eine Einspritzdüse bekannt mit einem Hochdruckanschluss, wobei der Hochdruckanschluss über eine Bohrung mit einem Zulaufkanal hydraulisch in Verbindung steht, wobei von der Bohrung ein Kanal zur Systemdruckversorgung abzweigt und wobei in der Bohrung eine Hülse mit einer Längsbohrung angeordnet ist. Bei dieser Einspritzdüse ist die Längsbohrung als Zulaufdrossel für einen Steuerraum ausgebildet. Der Zulaufkanal wird direkt über die Bohrung mit Kraftstoff aus dem Hochdruckanschluss versorgt. Mit dieser Anordnung ist es nicht möglich, eine einfache und betriebssichere Systemdruckversorgung für einen Injektor bereitzustellen.

Dies ist auch mit dem in der DE 39 36 619 genannten Stand der Technik DE-OS 28 54 921 nicht möglich.

Der Erfindung liegt die Aufgabe zugrunde, einen Injektor mit Piezo-Aktor bereitzustellen, dessen Systemdruckversorgung einfach, kostengünstig und betriebssicher ist. Außerdem soll der Leistungsbedarf der Hochdruckpumpe zur Systemdruckversorgung gering sein.

Diese Aufgabe wird erfindungsgemäß bei einem Injektor für ein Kraftstoffeinspritzsystem für Brennkraftmaschinen mit

10

15

20

- 2a -

einem Hochdruckanschluss, wobei der Hochdruckanschluss über eine Bohrung mit einem Zulaufkanal hydraulisch in.
Verbindung steht, wobei von der Bohrung ein Kanal zurSystemdruckversorgung abzweigt und wobei in der Bohrung eine Hülse mit einer Längsbohrung angeordnet ist, dadurch gelöst, dass der Zulauflaufkanal durch die Längsbohrung der Hülse mit Kraftstoff aus dem Hochdruckanschluss versorgt wird, und dass der Kraftstoffzulauf zum Kanal außerhalb der Hülse erfolgt.

Dieser Injektor hat den Vorteil, dass in dem Ringspalt zwischen Hülse und Bohrung der Hochdruck aus dem Hochdruckanschluss so weit abgebaut wird, dass dort, wo der Kanal zur Systemdruckversorgung von der Bohrung abzweigt, im Wesentlichen nur noch der erforderliche Systemdruck herrscht. Damit ist die Systemdruckversorgung in den Injektor integriert, so dass auf teure und störanfällige externe Systemdruckversorgungsleitungen verzichtet werden kann. Außerdem wird der Kraftstroffstrom in den Kanal zur Systemdruckversorgung mit zunehmendem Druck im Hochdruckanschluss geringer, so dass der

- 8 -

Diagramm wird deutlich, dass mit zunehmendem Druck 23 im Hochdruckanschluss 3 der Kraftstoffdurchfluss 21 durch den Ringspalt 19 abnimmt, bis er beim Erreichen eines bestimmten Drucks null wird.

5

- 9 -

R. 35482

5 01.10.2001 Robert Bosch GmbH, 70442 Stuttgart

Ansprüche

1. Injektor für ein Kraftstoffeinspritzsystem für
Brennkraftmaschinen mit einem Hochdruckanschluss (3),
wobei der Hochdruckanschluss (3) über eine Bohrung (5)
mit einem Zulaufkanal (13) hydraulisch in Verbindung
steht, wobei von der Bohrung (5) ein Kanal (15) zur

Systemdruckversorgung abzweigt und wobei in der
Bohrung (5) eine Hülse (9) mit einer Längsbohrung (11)
angeordnet ist, dadurch gekennzeichnet, dass der
Zulauflaufkanal (13) durch die Längsbohrung (11) der
Hülse (9) mit Kraftstoff aus dem Hochdruckanschluss
(3) versorgt wird, und dass der Kraftstoffzulauf zum
Kanal (15) außerhalb der Hülse (9) erfolgt.

PCT

INTERNATIONALER RECHERCHENBERICHT

(Artikel 18 sowie Regeln 43 und 44 PCT)

Aktenzeichen des Anmelders oder Anwalts R. 35482 BÖ/0s	WEITERES VORGEHEN		lie Übermittlung des internationalen formblatt PCT/ISA/220) sowie, soweit der Punkt 5
Internationales Aktenzeichen	Internationales Anmel	dedatum	(Frühestes) Prioritätsdatum (Tag/Monat/Jahr)
PCT/DE 00/03393	(Tag/Monat/Jahr) 28/09/2	000	29/09/1999
Anmelder	1		
			· ·
ROBERT BOSCH GMBH et al.			
Dieser internationale Recherchenbericht wurd Artikel 18 übermittelt. Eine Kopie wird dem In			rstellt und wird dem Anmelder gemäß
Dieser internationale Recherchenbericht umf	aßt insgesamt 4	Blätter.	
		esem Bericht genannten	Unterlagen zum Stand der Technik bei.
Grundlage des Berichts			
a. Hinsichtlich der Sprache ist die inte	ernationale Recherche au	ıf der Grundlage der inte	rnationalen Anmeldung in der Sprache
durchgeführt worden, in der sie eing	gereicht wurde, sofern ur	iter diesem Punkt nichts	anderes angegeben ist.
Die internationale Recherch Anmeldung (Regel 23.1 b))	ne ist auf der Grundlage i durchgeführt worden.	einer bei der Behörde eir	ngereichten Übersetzung der internationalen
b. Hinsichtlich der in der internationale	en Anmeldung offenbarte		Aminosāuresequenz ist die internationale
Recherche auf der Grundlage des S in der internationalen Anme	· ·		
zusammen mit der internati	_		gereicht worden ist.
bei der Behörde nachträglic	h in schriftlicher Form ei	ngereicht worden ist.	
bei der Behörde nachträglic	h in computerlesbarer F	orm eingereicht worden i	st.
Die Erklärung, daß das nac internationalen Anmeldung			oll nicht über den Offenbarungsgehalt der gt.
Die Erklärung, daß die in co wurde vorgelegt.	omputerlesbarer Form er	faßten Informationen der	n schriftlichen Sequenzprotokoll entsprechen,
2. Bestimmte Ansprüche ha	ben sich als nicht rech	erchierbar erwiesen (si	ehe Feld I).
3. Mangelnde Einheitlichkeit	t der Erfindung (siehe F	eld II).	
Hinsichtlich der Bezeichnung der Erfir wird der vom Anmelder eing	•	miat	
X wurde der Wortlaut von der	•	_	
INJEKTOR FÜR EIN KRAFTS		-	IKRAFTMASCHINEN
5. Hinsichtlich der Zusammenfassung			
wird der vom Anmelder eing	gereichte Wortlaut geneh	migt.	
	e innerhalb eines Monats		ng von der Behörde festgesetzt. Der bsendung dieses internationalen
6. Folgende Abbildung der Zeichnungen	ist mit der Zusammenfas	sung zu veröffentlichen:	Abb. Nr1
wie vom Anmelder vorgesch	hlagen		keine der Abb.
weil der Anmelder selbst ke	ine Abbildung vorgeschl	agen hat.	
weil diese Abbildung die Er	findung besser kennzeic	hnet.	

This Page Blank (uspto)

INTERNATIONALER RECHERCHENBERICHT

PCT/DE 00/03393

Feld III

WORTLAUT DER ZUSAMMENFASSUNG (Fortsetzung von Punkt 5 auf Blatt 1)

Es wird ein Injektor für ein Kraftstoffeinspritzsystem für Brennkraftmaschinen vorgeschlagen, dessen Systemdruckversorgung (15,18) in den Injektor integriert ist. Dadurch ergibt sich ein einfacher Aufbau bei gleichzeitig niedrigem Antriebsleistungsbedarf der hochdruckpumpe zur Systemdruckversorgung.

Ir : ational Application No PCT/DE 00/03393

A. CLASSIFICATION OF SUBJECT MATTER IPC 7 F02M55/02 F02M51/06

F02M59/46

According to International

 $\label{localization} \begin{array}{ll} \mbox{Minimum documentation searched (classification system followed by classification symbols)} \\ \mbox{IPC 7} & \mbox{F02M} \end{array}$

Documentation searched other than minimum documentation to the extent that such documents are included in the fields searched

Electronic data base consulted during the international search (name of data base and, where practical, search terms used)

EPO-Internal

C. DOCUM	ENTS CONSIDERED TO BE RELEVANT	
Category °	Citation of document, with indication, where appropriate, of the relevant passages	Relevant to daim No.
X	DE 39 36 619 A (MAN NUTZFAHRZEUGE AG) 8 May 1991 (1991-05-08) column 8, line 55 -column 13, line 7 column 14, line 14 -column 17, line 4 figures 10,13	1,5
A .	EP 0 324 905 A (TOYOTA MOTOR CO LTD) 26 July 1989 (1989-07-26) column 3, line 9 -column 6, line 21 figure 1	1,5,6,9,
A	EP 0 816 670 A (SIEMENS AUTOMOTIVE CORP LP) 7 January 1998 (1998-01-07) column 2, line 19 -column 5, line 41 figure 1	1,5,9,10

Further documents are listed in the continuation of box C.	χ Patent family members are listed in annex.
Special categories of cited documents :	
 "A" document defining the general state of the art which is not considered to be of particular relevance "E" earlier document but published on or after the international filing date "L" document which may throw doubts on priority claim(s) or which is cited to establish the publication date of another citation or other special reason (as specified) "O" document referring to an oral disclosure, use, exhibition or other means "P" document published prior to the international filing date but later than the priority date claimed 	 *T* later document published after the international filing date or priority date and not in conflict with the application but cited to understand the principle or theory underlying the invention *X* document of particular relevance: the claimed invention cannot be considered novel or cannot be considered to involve an inventive step when the document is taken alone *Y* document of particular relevance: the claimed invention cannot be considered to involve an inventive step when the document is combined with one or more other such documents, such combination being obvious to a person skilled in the art. *&* document member of the same patent family
Date of the actual completion of the international search	Date of mailing of the international search report
12 February 2001	23/02/2001
Name and mailing address of the ISA European Patent Office, P.B. 5818 Patentiaan 2	· Authorized officer
NL - 2280 HV Rijswijk Tel. (+31-70) 340-2040, Tx. 31 651 epo nl, Fax: (+31-70) 340-3016	Ingegneri, M

2



PCT/DE 00/03393

	ion) DOCUMENTS CONSIDERED TO BE RELEVANT Citation of document, with indication where appropriate of the relevant passages.	Relevant to claim No.
Category °	Citation of document, with indication, where appropriate, of the relevant passages	Relevant to claim No.
P,A	DE 198 43 534 A (BOSCH GMBH ROBERT) 30 March 2000 (2000-03-30) column 3, line 10 -column 5, line 37 figure 1	1,9,10
		•
	ψ-	
-		
		ą.
	0	4.
		·
	·	
		-
	• •	

INTERNATIONAL SEARCH REPORT

Information on patent family members

Ir ational Application No PCT/DE 00/03393

Patent document cited in search report		Publication date	Patent family member(s)		Publication date	
DE 3936619 A	A	08-05-1991	EP JP RU US	0431272 A 3160148 A 2042859 C 5280773 A	12-06-1991 10-07-1991 27-08-1995 25-01-1994	
EP	0324905	Α .	26-07-1989	JP DE DE US	1187363 A 3876971 A 3876971 T 4909440 A	26-07-1989 04-02-1993 13-05-1993 20-03-1990
EP	0816670	Α	07-01-1998	US	5779149 A	14-07-1998
DE	19843534	Α	30-03-2000	WO	0017510 A	30-03-2000